☑ my account

learning center

্লু patent cart

🖳 document cart

X log

help

home

searching v

patents 😽

documents 😕

toc journal watch w

Format Examples

US Patent

US6024053 or 6024053

US Design Patent

D0318249

US Plant Patents

PP8901

US Reissue

RE35312

US SIR H1523

US Patent Applications

20020012233

World Patents WO04001234 or WO2004012345

European

EP1067252

Great Britain

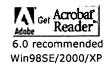
GB2018332

German

DE29980239

Nerac Document Number (NDN) certain NDN numbers can be used for patents

view examples



Patent Ordering

Reference/Docket number GO

Add patent to cart automatically. If you uncheck this box then you must click on Publication number and view abstract to Add to Cart.

Enter Patent Type and Number:

3 Patent(s) in Cart

Patent Abstract

Already in cart

GER 2003-01-09 10214596 Brake regulator with air or fluid damping is particularly for end position damping of drawers, doors or similar and comprises cylinder in which piston moves via piston rod

ANNOTATED TITLE- FoOhrungssystem mit pneumatischer Verzoegerungsvorrichtung

INVENTOR- ZIMMER HERBERT DE

APPLICANT- ZIMMER GUENTHER STEPHAN DE

PATENT NUMBER- 10214596/DE-A1

PATENT APPLICATION NUMBER- 10214596

DATE FILED- 2002-04-03

DOCUMENT TYPE- A1, DOCUMENT LAID OPEN (FIRST

PUBLICATION)

PUBLICATION DATE- 2003-01-09

INTERNATIONAL PATENT CLASS- F16F00918; E05F00510;

E05F00300; E05F00510; F16F00902B2; F16F00948

PATENT APPLICATION PRIORITY- 10214596, A; 20107426, U **PRIORITY COUNTRY CODE-** DE, Germany, Ged. Rep. of; DE,

Germany, Ged. Rep. of

PRIORITY DATE- 2002-04-03; 2001-04-30

FILING LANGUAGE- German

NDN- 203-0521-1479-0 LANGUAGE- German

The brake regulator comprises a cylinder (1) in which a piston (2) moves axially via a piston rod (3). The piston is provided with a check valve effective in relation to the cylinder wall (13) and controllable by the piston axial movement. The check valve is formed by a springelastic sealing ring (5) directed coaxially to the run of the cylinder inner wall, against which it acts radially on all sides. The sealing ring is axially displaceably located in a piston groove (11) radially slightly

wider than the diameter or the height of the sealing ring. **EXEMPLARY CLAIMS-** 1. Guiding system with a pneumatic delay device, which a cylinder and, in this by means of by internal and external forces loaded a piston rod axially led, with at least one piston sealing element equipped, a displacement area against the environment defining piston enclosure, whereby the leakage stream between the displacement area and the environment is at least stroke direction dependent and the piston sealing element contacts the cylinder inner wall at least with situation of the piston in that the displacement area turned away end position in the pressure-free condition, by the fact characterized that the cross section of the cylinder interior (25) constantly expand itself along the piston stroke at least bereichsweise, whereby the largest cross section at the end of the displacement area (15) is appropriate and that the piston sealing element (61) at least in the displacement-spacelateral end position ofthe piston (51, 43, 54, 58) against the cylinder inner wall (27) sealing does not rest. 2. Guiding system according to requirement 1, by thefact characterized that at least into the cylinder inner wall (27) contacting surface of the piston sealing element (61) basic material stranger materials are chemically bound or physically stored. 3. Guiding system according to requirement 2, by thefact characterized that the basic material-strange materials are halogens. 4. Guiding system according to requirement 1, by thefact characterized that the displacement area (15) is appropriate for the piston rod (41) in that turned away side of the cylinder (20). 5. Guiding system according to requirement 1, by thefact characterized that in the range of the displacement-spacelateral end position of the piston (51, 43, 54, 58) in the cylinder (20) in the cylinder inner wall (27) at least one throttle channel (33) is arranged, whose length amounts to at least 5% of the piston stroke. 6. Guiding system according to requirement 5, by thefact characterized that in this end

NO-DESCRIPTORS

proceed to checkout

Nerac, Inc. One Technology Drive . Tolland, CT Phone (860) 872-7000 Fax (860) 875-1749

©1995-2003 All Rights Reserved . Privacy Statement . Report a Problem



BUNDESREPUBLIK **DEUTSCHLAND**



DEUTSCHES PATENT- UND MARKENAMT

® Offenlegungsschrift

_® DE 102 14 596 A 1

(21) Aktenzeichen: ② Anmeldetag:

102 14 596.2 3. 4.2002

(49) Offenlegungstag:

9. 1.2003

(a) Int. Cl.⁷: F 16 F 9/18 E 05 F 5/10 E 05 F 3/00

(8) Innere Priorität:

201 07 426. 5

30.04.2001

(7) Anmelder:

Zimmer, Günther Stephan, 77866 Rheinau, DE; Zimmer, Martin Johannes, 77866 Rheinau, DE

(4) Vertreter:

Zürn, E., Dipl.-Ing. Dr.-Ing., Pat.-Anw., 76571 Gaggenau

② Erfinder:

Zimmer, Herbert, 77886 Lauf, DE

Die folgenden Angeben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

- (A) Führungssystem mit pneumatischer Verzögerungsvorrichtung
- Die Erfindung betrifft ein Führungssystem mit einer pneumatischen Verzögerungsvorrichtung, die einen Zylinder und einen, in diesem mittels einer Kolbenstange axial geführten, mit mindestens einem Kolbendichtelement ausgestatteten, einen Verdrängungsraum gegen die Umgebung abgrenzenden Kolben umfasst, wobei das Kolbendichtelement die Zylinderinnenwandung zumindest bei Lage des Kolbens in der dem Verdrängungsraum abgewandten Endlage im drucklosen Zustand kontaktiert. Dazu weitet sich der Querschnitt des Zylinderinnenraumes entlang des Kolbenhubes zumindest bereichsweise stetig auf. Das Kolbendichtelement liegt zumindest in der verdrängungsraumseitigen Endlage des Kolbens nicht an der Zylinderinnenwandung abdichtend an.

Mit der vorliegenden Erfindung wird ein auf Dauer betriebssicheres Führungssystem mit einer pneumatischen Verzögerungsvorrichtung entwickelt, das bei Erreichen

der Endlage ohne Rückprall stehen bleibt.

1

Beschreibung

[0001] Die Erfindung betrifft ein Führungssystem mit einer pneumatischen Verzögerungsvorrichtung, die einen Zylinder und einen, in diesem mittels einer durch interne und externe Kräfte belasteten Kolbenstange axial geführten, mit mindestens einem Kolbendichtelement ausgestatteten, einen Verdrängungsraum gegen die Umgebung abgrenzenden Kolben umfasst, wobei der Leckagestrom zwischen dem Verdrängungsraum und der Umgebung zumindest hubrichtungsabhängig ist und das Kolbendichtelement die Zylinderinnenwandung zumindest bei Lage des Kolbens in der dem Verdrängungsraum abgewandten Endlage im drucklosen Zustand kontaktiert.

[0002] Mittels eines Führungssystems werden Gegen- 15 stände, z. B. Schubladen, Türen, etc. auf geometrisch bestimmten Bahnen begrenzter Länge geführt. Um die Massen dieser Gegenstände zu bewegen, werden diese mittels externer und interner Kräfte beschleunigt.

[0003] Die internen Kräfte werden durch Speicher potentieller Energie freigesetzt, deren Energiegehalt lage- und/ oder spannungsabhängig ist. Vom Speicher abgegebene Energie wird wieder aufgenommen, wenn die ursprüngliche Lage z. B. einer Masse wieder eingenommen wird. Derartige Energiepotentiale sind z. B. ein Schwerepotential oder 25 ein Federpotential. Auf dem geschlossenen Weg wird alle verrichtete Arbeit zurückgewonnen.

[0004] Die externen Kräfte sind beispielsweise durch einen Bediener aufgebrachte Kräfte.

[0005] Vor Erreichen z. B. der geschlossenen Endlage einer Schublade werden die bewegten Massen mittels einer
Verzögerungsvorrichtung abgebremst, um u. a. zum einen
Beschädigungen der Führungs-, der Umgebungs- und der
geführten Bauteile und zum anderen Geräusche – z. B. Besteckgeklapper in der Schublade – zu vermeiden.

[0006] Um die bewegte Masse zu verzögern, wird in einer pneumatischen Zylinder-Kolben-Einheit aus einem durch den Kolben begrenzten Verdrängungsraum Luft gedrosselt in die Umgebung verdrängt.

[0007] Elemente des Anmeldegegenstandes sind aus der 40 DE 10 02 1762 A1 bekannt. In der Verzögerungseinrichtung wird beim Einfahren des Kolbens die aus dem Verdrängungsraum verdrängte Luft über einen im Kolben angeordneten Kanal abgeführt. Die Verzögerung eines derartigen Systems ist konstant niedrig über den zurückgelegten Hub. 45 Je nach aufgebrachter Energie bleibt der Kolben vor dem Erreichen seiner Endlage stehen oder er prallt bei Erreichen der Endlage u. a. aufgrund der Federeigenschaft der komprimierten Restluft im Zylinder zurück,

[0008] Der vorliegenden Erfindung liegt daher die Pro- 50 blemstellung zugrunde, ein auf Dauer betriebssicheres Führungssystem mit einer pneumatischen Verzögerungsvorrichtung zu entwickeln, das bei Erreichen der Endlage ohne Rückprall und/oder harten Anschlag stehen bleibt,

[0009] Diese Problemstellung wird mit den Merkmalen 55 des Hauptanspruches gelöst. Dazu weitet sich der Querschnitt des Zylinderinnenraumes entlang des Kolbenhubes zumindest bereichsweise stetig auf, wobei der größte Querschnitt am Ende des Verdrängungsraumes liegt. Das Kolbendichtelement liegt zumindest in der verdrängungsraumseitigen Endlage des Kolbens nicht an der Zylinderinnenwandung abdichtend an.

[0010] Beispielsweise beim schnellen Einfahren des Kolbens in den Zylinder wird die im Luft im Verdrängungsraum komprimiert. Die Luft, deren Volumen verkleinert wird, 65 kann nicht entweichen. Der Druck im Verdrängungsraum erhöht sich. Hierdurch wird eine der Hubbewegung entgegengerichtete Kraft aufgebaut. Die Hubbewegung des Kolbens

2

wird verzögert.

[0011] Schon bei einer ersten Kompression im Verdrängungsraum legt sich das Kolbendichtelement an die Innenwandung des Zylinders an.

[0012] Mit zunehmendem Hub des Kolbens weitet sich der Innenquerschnitt des Zylinders auf. Der Außendurchmesser des Kolbendichtelements folgt beispielsweise zu Beginn des Hubes dem Querschnitt. Bei Erreichen der verdrängungsraumseitigen Endlage des Kolbenhubes kann z.B. wegen der starken Querschnittsaufweitung des Zylinderinnenraumes das Kolbendichtelement der Zylinderinnenwandung nicht mehr folgen. Die im Verdrängungsraum komprimierte Luft verformt das Kolbendichtelement. Dessen Dichtwirkung an der Zylinderinnenwandung lässt nach und die Luft strömt z. B. schlagartig aus dem Verdrängungsraum in die Umgebung ab. Dies führt zu einer Angleichung des Luftdruckes zwischen dem Verdrängungsraum und der Umgebung. Durch den großen Druckverlust wirkt jetzt keine selbsthelfende Kraft mehr auf das Kolbendichtelement. Es nimmt wieder seine Ausgangsposition auf dem Kolben ein. Die Schublade fährt mit einem minimalen Restschwung in ihre beispielsweise nur wenige Millimeter entfernte Endlage.

[0013] Hierdurch ist das Führungssystem auch bei vielfachem Einsatz betriebssicher.

[0014] Beim Ausfahren des Kolbens strömt Luft aus der Umgebung ggf. unter Verformung des Kolbendichtelementes in den Verdrängungsraum. Die Ausfahrbewegung wird nur wenig verzögert.

[0015] Derartige Verzögerungsvorrichtungen können sowohl zur Verzögerung eines einfahrenden als auch zur Verzögerung eines ausfahrenden Kolbens eingesetzt werden. Der Zylinderinnenraum ist dann jeweils in Richtung der zu verzögernden Bewegung aufgeweitet.

[0016] Zumindest in der die Zylinderinnenwandung kontaktierenden Oberfläche des Kolbendichtelements können grundwerkstoffsfremde Werkstoffe chemisch gebunden oder physikalisch eingelagert sein.

[0017] Die grundwerkstoffsfremden Werkstoffe, z. B. Halogene, in der Oberfläche des Kolbendichtelementes verhindern u. a. ein Anhaften des Kolbendichtelements an der Zylinderinnenwandung. Die veredelte Oberfläche verhindert
außerdem eine Beschädigung des Kolbendichtelements
beim Überfahren unstetiger Bereiche des Zylinderquerschnittes. Auch löst sich das Kolbendichtelement problemlos von der Zylinderinnenwandung. Die Änderung der Verzögerung in diesem Bereich ist hierdurch auf Dauer zuverlässig wiederholbar.

[0018] Am Kolbendichtelement kann auch die gesamte 0 Oberfläche halogenisiert sein. So wird dann zusätzlich z. B. ein Verkleben des Kolbendichtelementes mit dem Kolben verhindert.

[0019] Der Zylinderinnenraum kann sich zum Beispiel kegelstumpfförmig aufweiten. Die Steigung des Innenkegels kann beispielsweise 1:50 bis 1:250 betragen. Ggf. können in der Zylinderinnenwandung längsgerichtete Nuten angeordnet sein, mittels derer der Querschnitt des Zylinderinnenraumes zusätzlich vergrößert wird.

[0020] Weitere Einzelheiten der Erfindung ergeben sich aus den Unteransprüchen und der nachfolgenden Beschreibung schematisch dargestellter Ausführungsformen.

[0021] Fig. 1 Führungssystem mit Verzögerungsvorrichtung;

[0022] Flg. 2 Verzögerungsvorrichtung;

[0023] Fig. 3 Zylindermantel mit Kopfteil zu Fig. 2;

[0024] Fig. 4 Kolbenstange zu Fig. 2;

[0025] Fig. 5 Kolbenteil zu Fig. 2;

[0026] Fig. 6 Verzögerungsvorrichtung mit Schnappkupp-

lung und zusätzlichem Dichtelement;

[0027] Fig. 7 Kolbenteil zu Fig. 6; Fig. 8 Kolbenstange zu Fig. 6;

[0029] Fig. 9 Längsschnitt eines Dichtelements zu Fig. 6;

[0030] Fig. 10 Querschnitt zu Fig. 8;

[0031] Fig. 11 Führungsschiene mit Haken im verrasteten

[0032] Fig. 12 Fig. 11 im entrasteten Zustand.

[0033] In der Fig. 1 ist vereinfacht ein halbseitiges Führungssystem mit einer Verzögerungsvorrichtung (10) darge- 10 stellt, das beispielsweise eine Schublade (1) in einem hier nicht dargestellten Möbelstück führt und trägt.

[0034] Das in Fig. 1 dargestellte Führungssystem umfasst Führungselemente (2, 3) mit dazwischenliegenden, symbolisch dargestellten Wälzkörpern, beispielsweise eine in einer 15 Führungsschiene (92) geführte Feder (5) mit einem Haken (91), vgl. auch die Fig. 11 und 12, und die Verzögerungsvorrichtung (10). In der in Fig. 1 dargestellten Position der Schublade (1) ist diese in einer mittleren Hubstellung, z. B. halb eingefahren. Beispielsweise an der Schublade (1) ist in 20 einem Adapter (8) die Verzögerungsvorrichtung (10) befestigt, Dies ist z. B. eine Zylinder-Kolbeneinheit, deren Kolbenstange (41) ausgefahren ist und beispielsweise frei in Hubrichtung über den Rand der Schublade (1) übersteht. In den Fig. 11 und 12 ist die Führungsschiene (92) mit der in 25 ihr geführten Feder (5) dargestellt. In Fig. 11 ist die Feder (5), z. B. eine Zugfeder, gedehnt. Ein Ende der Feder (5) ist am Führungselement (3) befestigt, das andere z. B. mit einem Haken (91) in der Führungsschiene (92) beispielsweise verrastet.

[0035] Wird die Schublade (1) weiter geschlossen, kommt die Kolbenstange (41) mit einem auf dieser angeordnetem Mitnahmeelement (12) zur Anlage an ein Anschlagelement (4) der Gegenführung (3). Bei Fortsetzung des Schließhubes der Schublade (1) greift z. B. ein an der Unterseite der 35 Schublade (1) angeordneter Bolzen (6) in den Haken (91) ein und schiebt diesen aus seiner Verrastung. Hierbei schwenkt der Haken (91) beispielsweise um den Bolzen (6) und umgreift diesen. Die nun entsperrte Feder (5) zieht die Schublade (1) weiter in Richtung der Schließstellung, vgl. Fig. 12. Bei der Fortsetzung der Hubbewegung der Schublade (1) wird deren Bewegung mittels der Verzögerungsvorrichtung (10) verzögert.

[0036] Die Verzögerungsvorrichtung (10), vgl. Fig. 2, umfasst einen Zylinder (20), in dem ein Kolben (51, 43, 54, 58) 45 mit Kolbenstange (41) und einem Kolbendichtelement (61) geführt ist. Das nach außen gerichtete Ende der Kolbenstange (41) trägt das Mitnahmeelement (12).

[0037] Der Zylinder (20), vgl. auch Fig. 3, besteht u. a. aus einem Mantel (26), einem Bodenteil (28) und einem 50 Kopfteil (21). Letzteres ist hier beispielsweise als Flansch (21) ausgebildet.

[0038] Die Fig. 3 zeigt den Zylindermantel (26) mit dem Kopfteil (21), die hier beispielsweise als Spritzgussteil aus thermoplastischem Kunststoff, z. B. Polyoximethylen, her- 55 gestellt sind. Der Zylindermantel (26) ist z. B. auf seiner Außenseite zylindrisch. Seine Länge beträgt beispielsweise etwa das fünfeinhalbfache des Durchmessers. Die nichtzylindrische Zylinderinnenwandung (27) ist z. B. in Form eischnittsfläche dieses Kegelstumpfmantels befindet sich am Kopfteil (21) des Zylinders, die größere Querschnittsfläche am Bodenende (29) des Zylindermantels (26). Die letztgenannte Querschnittsfläche beträgt z. B. etwa 100 mm². Die Steigung dieses Kegels beträgt etwa 1: 140. Die Innenwan- 65 dung (27) ist ggf. poliert. Die minimale Wandstärke des Zylindermantels (26) beträgt etwa 6% seines Außendurchmes-

[0039] In der Zylinderinnenwandung (27) ist weiterhin eine Längsnut (32) vorhanden. Ihre Länge beträgt etwa 70% der Zylinderlänge und endet am Bodenende (29) des Zylindermantels (26). Ihre Breite beträgt etwa 2% des größeren 5 Durchmessers der Zylinderinnenwandung (27). Die Tiefe der Nut (32) beträgt etwa ein Viertel ihrer Breite. Sie ist zur Innenwandung (27) hin scharfkantig, der Nutauslauf hat beispielsweise eine Steigung von 45°. Statt einer einzelnen Nut (32) können auch mehrere Nuten (32) an der Innenwandung (27) angeordnet sein. Auch können sich diese z. B. schraubenlinienförmig an der Innenwandung (27) des Zylindermantels (26) entlangwinden.

[0040] Am Bodenende (29) befindet sich eine weitere Längsnut (33) in der Zylinderinnenwandung (27). Diese Längsnut (33), sie ist z. B. um 180° versetzt zur Nut (32), ist beispielsweise doppelt so breit wie die Nut (32), ihre Länge beträgt etwa 15% der Zylinderlänge. Die Tiefe dieser Nut (33) beträgt etwa ein Achtel ihrer Breite. Auch diese Nut (33) ist zur Zylinderinnenwandung (27) hin scharfkantig und hat z. B. eine Auslaufschräge von 45°.

[0041] Jede dieser Nuten (32, 33) vergrößert den Querschnitt des Zylinderinnenraumes (25).

[0042] Zum Einsetzen des Bodenteils (28) verfügt das Bodenende (29) über eine zweistufige rotationssymmetrische Einkerbung (36, 37). Der Durchmesser der kleineren Einkerbung (37) beträgt etwa 90% der größeren (36). Zur Luftverdrängung bei der Montage des Bodens (28) weist die grö-Bere Einsenkung eine Hinterschneidung (38) auf, während von der kleineren Einkerbung (37) aus die Luft in den Innenraum (25) des Zylinders (20) verdrängt wird.

[0043] Das Kopfteil (21) umfasst die Kolbenstangendurchführung (22). Diese ist eine Bohrung (22) mit beispielsweise fünf z. B. längsgerichteten steg- oder noppenförmigen Erhebungen (23). Der freie Bohrungsdurchmesser beträgt etwa 75% des größeren Innendurchmessers des Zylindermantels (26). Zwischen den einzelnen Erhebungen (23), deren Höhe z. B. etwa 1% des freien Bohrungsdurchmessers beträgt, sind so nach der Montage der Kolbenstange Durchlasskanäle (24) angeordnet, vgl. Fig. 2.

[0044] Die Fig. 4 zeigt die Kolbenstange (41) mit einem angeformten Teil des Kolbens, Die z. B. zylindrische Kolbenstange (41) hat etwa die Länge des Zylinders (20), ihr Durchmesser beträgt etwa 75% des größeren Innendurchmessers des Zylindermantels (26), so dass die Kolbenstange im eingebauten Zustand an den Erhebungen (23) der Kolbenstangendurchführung (22) anliegt. Das vordere, hier rechte Ende der Kolbenstange (41) hat beispielsweise eine Aufnahmebohrung (44) für das Mitnahmeelement (12), beispielsweise einen Magneten oder ein anderes Kupplungsteil. Zur Zentrierung des Mitnahmeelementes (12) hat die Aufnahmebohrung (44) z. B. drei jeweils um 120° versetzte längsgerichtete steg- oder noppenförmige Erhebungen (49). Das andere Ende der Kolbenstange (41) ist beispielsweise als Stützfläche (43) ausgebildet. Der Durchmesser der Stützfläche (43) entspricht etwa 98% des kleineren Innendurchmessers des Zylinders (20). Auch auf der Seite der Stützfläche (43) verfügt die Kolbenstange (41) über eine Aufnahmeausnehmung (46). Diese ist beispielsweise kegelförmig und nimmt ein Kolbenteil (51) auf. Das Kolbenteil (51), vgl. nes Kegelstumpfmantels ausgebildet. Die kleinere Quer- 60 Fig. 5, hat beispielsweise gestufte Durchmesserbereiche (52, 53). Mit einem Einsteckbereich (52) sitzt das Kolbenteil (51) nach der Montage in der Aufnahmeausnehmung (46) der Kolbenstange (41). Der Durchmesser des nachfolgenden zylindrischen Bereiches (53) beträgt etwa 60% des kleineren Innendurchmessers des Zylinders (20), seine Länge etwa 35% dieses Durchmessers. An diesen zylindrischen Bereich grenzt ein Anlageflansch (54) an. Der Außendurchmesser dieses Anlageflansches (54) beträgt etwa 98% 5

des kleineren Innendurchmessers des Zylinders (20). Der Anlageflansch (54) hat z. B. zwei Kerben (58), deren Nutgrund in zylindrischen Bereich (53) übergeht.

[0045] Bei der Montage der beiden Kolbenteile (41, 51) wird zwischen diese das Kolbendichtelement (61) eingesetzt, vgl. Fig. 2. Dieses ist z. B. ein Dichtring (61), dessen Innendurchmesser größer ist als der Durchmesser des zylindrischen Bereiches (53) und dessen Außendurchmesser mindestens so groß ist wie der kleinste Innendurchmesser des Zylinders (20). Der Dichtring (61) besteht beispiels- 10 weise aus Nitril-Butadien-Kautschuk. Seine Oberfläche ist quasi gehärtet. Bei dieser sogenannten Härtung werden in die Oberfläche des Werkstoffs Halogene eingelagert. Diese Oberflächenbehandlung vermindert das Anhaften der Kolbendichtelement (61) an der Zylinderinnenwandung (27) so- 15 wie am Kolben (51, 43, 54, 58) und somit den Verschleiß. [0046] Nach der Montage des Kolbens (51, 43, 54, 58) im Zylinder (20), vgl. Fig. 2, begrenzt innerhalb des Zylinderinnenraumes (25) beispielsweise der Kolben (51, 43, 54. 58) mit dem Zylinderboden (28) einen Verdrängungsraum 20 (15), während der durch die kolbenstangenseitige Seite des Kolbens (51, 43, 54, 58) und den Zylinderkopf (21) begrenzte Raum mit der Umgebung über die Durchlasskanäle (24) kommuniziert. Ist der Kolben (51, 43, 54, 58) des Zylinders (20) ausgefahren, befindet sich dieser im Bereich des 25 kleineren Innendurchmessers des Zylinders (20). Er liegt hierbei außerhalb der Nut (32). Die Innenwandung (27) des Zylinders (20) ist in diesem Bereich glatt.

[0047] Beispielsweise beim manuellen Schließen der Schublade (1), vgl. Fig. 1, kuppeln die Mitnahmeelemente 30 (4, 12) miteinander sowie der Haken (91) der Feder (5) mit dem Bolzen (6). Sobald der Haken (91) mit dem Bolzen (6) gekuppelt ist, zieht die Feder (5) die Schublade (1) mittels dieser Elemente (91, 6) mit. Hierbei wird in der Verzögerungsvorrichtung (10) die Kolbenstange (41) in den Zylin-35 der (20) eingefahren.

[0048] Bei einer schnellen Schließbewegung der Schublade (1), beispielsweise durch einen Bediener verursacht, ist die Volumenänderung des Verdrängungsraum (15) größer als die Luftvolumenänderung durch Abströmen über die Spalte am Kolbendichtelement (61), Das Gas im Verdrängungsraum (15) wird komprimiert, der Druck dort steigt an. Dieser Druck wirkt von der Seite des Verdrängungsraumes (15) auf das Kolbendichtelement (61) und drückt dieses ggf. mit einer Durchmesservergrößerung nach außen gegen die 45 Zylinderinnenwandung (27). Gleichzeitig wird das Kolbendichtelement (61) an die Stützfläche (43) gedrückt. Die im Verdrängungsraum (15) komprimierte Luft kann nicht entweichen. Sie erzeugt eine Gegenkraft gegen die Vortriebskraft der Hubbewegung. Die Hubbewegung wird verzögert, 50 Hierbei wird beispielsweise der Kunststoffzylinder (20) elastisch aufgeweitet.

[0049] Entweicht ein geringer Luftvolumenstrom zwischen dem Kolbendichtelement (61) und der kegelstumpfmantelförmigen Innenwand (27), wird der Luftdruck im 55 Verdrängungsraum (15) verringert und die Gegenkraft gegen die Vortriebskraft der Hubbewegung nimmt ab. U. a. die Restschwungkraft schiebt den Kolben (51, 43, 54, 58) in den Bereich des Drosselkanals (32). Sobald das Kolbendichtelement (61) den hinteren Rand des Drosselkanals (32) passiert 60 hat, überströmt die Luft das Kolbendichtelement (61) durch den Drosselkanal (32). Der Luftdruck im Verdrängungsraum (15) wird geringfügig vermindert. Das Kolbendichtelement (61) gleitet hierbei entlang der sich aufweitenden z. B. kegelstumpfmantelförmigen Innenwandung (27). So- 65 bald der Kolben (51, 43, 54, 58) den hinteren Rand der zweiten, kürzeren Nut (33) passiert hat, wird der aus dem Verdrängungsraum (15) abströmende Volumenstrom weiter er6

höht, Diese zweite Nut (33) wirkt nun ebenfalls als Drosselkanal. Die im Verdrängungsraum (15) eingeschlossene Luft kann i. d. R. nicht weiter komprimiert werden. Die Volumenänderung ist etwa gleich dem Volumenverlust. Der Druck im Verdrängungsraum (15) nähert sich dem Umgebungsdruck an, Das Kolbendichtelement (61) entspannt sich. Es löst sich fast vollständig von der kegelstumpfmantelförmigen Innenwand (27) des Zylinders (20). Die Bewegungsenergie und damit Geschwindigkeit der Schublade (1) ist dabei soweit herabgesetzt, dass die Schublade (1) sich langsam bis in die Endlage bewegt und dort stehen bleibt. [0050] Wird der Kolben (51, 43, 54, 58) aus dem Zylinder (20) ausgefahren, strömt Luft aus der Umgebung um das Kolbendichtelement (61) und durch die Kerben (58) in den Verdrängungsraum (15). Über den Kolben (51, 43, 54, 58) wird keine Druckdifferenz aufgebaut. Das Kolbendichtelement (61) wird nicht gedehnt. Der Kolben (51, 53, 54, 58) kann - bis auf die Restreibung z. B. in der Kolbenstangendurchführung (22) - frei bewegt werden.

[0051] Der Kolben (51, 43, 54, 58) trägt also eine Art entsperrbares Kolbendichtelement-Rückschlagventil (61), das durch den Kolbenhub gesteuert wird. Beim Einfahren des Kolbens (51, 43, 54, 58) in den Zylinder (20) sperrt das Rückschlagventil (61), beim Ausfahren wird es entsperrt. [0052] Die Fig. 6 zeigt eine Variante einer Verzögerungsvorrichtung mit einem Kolbendichtelement (61) und einem hierzu in Reihe geschalteten Dichtelement (62) sowie einer Mitnahmevorrichtung (12) in Form einer Schnappkupplung (70). Bei dieser Variante ist beispielsweise die Verzögerungsvorrichtung (10) am Führungselement (3) und das Gegenelement (4) an der Schublade (1) angeordnet, vgl. Fig. 1. [0053] Der Zylinder (20) hat auch hier eine innenkegelstumpfmantelförmige Innenwandung (27), die sich in Einschubsrichtung der Kolbenstange (41) aufweitet sowie z. B. zwei Drosselkanäle (32, 33) unterschiedlicher Länge. Die Kolbenstangendurchführung (22) ist beispielsweise ringförmig.

[0054] Die Kolbenstange (41), vgl. Fig. 8, hat z. B. die Querschnittsform eines Kreisabschnitts mit einem Zentriwinkel größer als 180°. Der zum Kreisvollschnitt fehlende Querschnittsbereich bildet einen Luftdurchlasskanal (24). [0055] Das kolbenseitige Ende der Kolbenstange weist auf der Stützfläche (43) eine Ringnut (42) auf.

[0056] Am freien Ende der Kolbenstange (41) sitzt die Schnappkupplung (70), die in das entsprechende Gegenelement (4), z. B. einen Bolzen (7) der Schublade (1) eingreift, vgl. Fig. 6. Die Schnappkupplung (70) verfügt hierfür über einen Einzugsbereich (71), einen Haltebereich (74) und einen flexiblen Biegebereich (76). Der Einzugsbereich (71) hat einen obere (72) und eine untere Gleitfläche (73), die zusammen – zur Bildung eines Einführkeils – einen spitzen Winkel einschließen. Im Haltebereich (74) gehen die obere (72) und die untere Gleitfläche (73) in jeweils eine Halbschale (75) über, deren Öffnungen zueinander zeigen. Im Biegebereich (76) ist der obere (77) und der untere Teil (78) der Schnappkupplung (70) durch einen parallelen Spalt (79) getrennt. Die Wandstärke der Schnappkupplung (70) ist hier geringer als in den vorgenannten Bereichen (71, 74). Der Spalt (75) endet zur Vermeidung von Kerbspannungen in einer Kerbbohrung.

[0057] Bei der Annäherung der Schublade (1) an die Verzögerungsvorrichtung (10) wird der Bolzen (7) an der Schublade (1) in den Einzugsbereich (71) eingeführt. Der obere (77) und der untere Teil (78) der Schnappkupplung (70) werden auseinandergebogen und der führungsseitige Bolzen (7) verrastet weitgehend geräuschlos im Haltebereich (74) der Schnappkupplung (70). Beim Ausziehen der Schublade (1) biegt der Bolzen (7) das obere (77) und das

7

untere Teil (78) der Schnappkupplung (70) auseinander. Hierdurch wird der Bolzen (7) freigegeben.

[0058] Zur Befestigung der Schnappkupplung (70) auf der Kolbenstange (41), vgl. die Fig. 6 und 8, verfügt letztere z. B. über eine exzentrisch angeordnete Längsnut (47) sowie auf ihrer Ober- und Unterseite über eine halbseitig eingefräste Haltenut (45), vgl. Fig. 8. In diese Haltenuten (45) greifen Halteklammern (81) der Schnappkupplung (70) ein und verrasten die Schnappkupplung (70) an der Kolbenstange (41).

[0059] Am anderen Ende der Kolbenstange (41) ist ein Kolbenteil (51) fixiert, vgl. Fig. 6 und 7. Dieses hat gestufte Durchmesserbereiche. Ein erster Bereich (52), sein Durchmesser beträgt etwa die Hälfte des kleineren Innendurchmessers des Zylinders (20), ist zu etwa zwei Dritteln seiner Länge in der Kolbenstange (41) befestigt. Der Durchmesser des zentralen Bundes (55) des Kolbenteils (51) beträgt etwa das anderthalbfache dieses Durchmessers, Zur Kolbenstange (41) hin weist die Stirnseite (56) des zentralen Bundes (55) eine Ringnut (57) auf.

[0060] Der Durchmesser eines weiteren Bereiches des Kolbenteils (51) beträgt etwa 80% des Durchmessers des zentralen Bundes (55). Dieser Bereich wird durch einen Anlageflansch (54) begrenzt.

[0061] Zwischen der Kolbenstange (41) und dem Kolben- 25 teil (51) sitzt mit einem Einspannbereich (63) formschlüssig in den beiden Ringnuten (57, 42) das z. B. topfförmige Dichtelement (62), vgl. die Fig. 9 und 10. Der Außendurchmesser des Dichtelementes (62) entspricht beispielsweise seiner Länge und beträgt z. B. etwa 98% des kleineren In- 30 nendurchmessers des Zylinders (20). Seine Wandstärke beträgt etwa 3% seines Außendurchmessers. Auf der zylindrischen Außenfläche sind beispielsweise vier Längsnuten (66) mit einer Tiefe von etwa 3% des Außendurchmessers des Dichtelements (62) angeordnet, so dass diese auf die Innen- 35 seite des Dichtelements (62) als Erhebungen (67) überstehen. Das dem Einspannbereich (63) gegenüberliegende Ende des Dichtelements (62) ist als Innenbund (68) ausgebildet und hat einen Innendurchmesser von etwa 70% des Außendurchmessers des Dichtelements (62). Die axiale Au- 40 ßenseite des Dichtelementes (62) bildet die Anlagefläche (69).

[0062] Dieses Dichtelement (62) ist beispielsweise aus Nitril-Butadien-Kautschuk mit halogenisierter Oberfläche.
[0063] Das Dichtelement (62) kann auch ohne Einspann- 45 bereich (63) ausgeführt sein. Es hat dann die Form einer Hülse, die z. B. mit einer ihrer Stirnseiten an der Stützfläche (43) anliegt.

[0064] Zwischen dem Dichtelement (62) und dem Anlageflansch (54) ist das Kolbendichtelement (61) angeordnet. 50 Dieses ist beispielsweise genauso aufgebaut wie das anhand der Flg. 2 beschriebene Kolbendichtelement (61). Auch dieses Kolbendichtelement (61) hat radiales Spiel zum Kolbenteil (51).

[0065] Bei der Montage werden das Dichtelement (62) 55 und das Kolbendichtelement (61) auf das Kolbenteil (51) gesetzt und letzteres in die Kolbenstange (41) eingesetzt und gesichert. Die Öffnung des Dichtelements (62) zeigt hierbei zum Kolbendichtelement (61). Das Dichtelement (62) hat hierbei außer im Einspannbereich (63) radiales Spiel zum 60 Kolbenteil (51), wobei aber die Erhebungen (67) ggf. teilweise ausliegen. Die Erhebungen (67) ermöglichen so eine gleichmäßige Hinterlüftung des Dichtelements (62). Die derart vormontierte Kolbenstange (41) wird dann über die Bodenseite in den Zylinder (20) eingeschoben und der Boden (28) des Zylinders (20) verschlossen. Nach der Montage der Schnappkupplung (70) auf der Kolbenstange (41) wird die gesamte Einheit in das Führungssystem eingebaut.

[0066] Statt eines Dichtelementes (62) und eines Kolbendichtelements (61) kann auch ein einteiliges Dichtelement eingesetzt werden. Dieses ist dann beispielsweise ähnlich aufgebaut wie das Dichtelement (62), verfügt aber über min-

destens eine zusätzliche radial nach außen abstehende Dichtlippe, mit der es die Zylinderinnenwandung (27) kontaktiert.

[0067] Bei ausgefahrener Kolbenstange (41), vgl. Fig. 6, ist das Dichtelement (62) z. B. unverformt und liegt nicht an der Zylinderinnenwandung (27) an. Außerhalb des Einspannbereiches (63) hat es radiales Spiel zum Kolbenteil (51). Der Dichtring (61) liegt beispielsweise axial beweglich zwischen der Anlagefläche (69) und dem Anlageflansch (54) bereichsweise an der Zylinderinnenwandung (27) an. [0068] Beim üblichen Einfahren der Kolbenstange (41) in den Zylinder (20) legt sich das Kolbendichtelement (61) an die Zylinderinnenwandung (27) und an das Dichtelement (62) an. Die Luft im Verdrängungsraum (15) wird komprimiert und drückt nach dem Prinzip der Selbsthilfe das Kolbendichtelement (61) und das Dichtelement (62) redial nach

miert und drückt nach dem Prinzip der Selbsthilfe das Kolbendichtelement (61) und das Dichtelement (62) radial nach außen. Diese pressen sich an die Zylinderinnenwandung (27) an und verzögern durch ihre Reibung an der Zylinderinnenwandung (27) zusätzlich die Hubbewegung der Kolbenstange (41). Sobald das Kolbendichtelement (61) den hinteren Rand des Drosselkanals (32) passiert hat, wird Luft aus dem Verdrängungsraum (15) über den Drosselkanal (32) und die Längsnuten (66) in die Umgebung verdrängt. [0069] Mit zunehmendem Hub der Kolbenstange (41) ver-

ringert sich die Anlagefläche des Dichtelementes (62) an der Zylinderinnenwandung (27). Die durch den Luftdruck verursachte Normalkraft auf die Zylinderinnenwandung (27) nimmt ab und damit die durch die Reibung bedingte Verzögerung der Hubbewegung. Sobald das Kolbendichtelement (61) den hinteren Rand des Drosselkanals (33) passiert hat, strömt zusätzlich Luft aus dem Verdrängungsraum (15) über die Drosselkanäle (33, 32, 66, 24) in die Umgebung. Der Druck im Verdrängungsraum (15) fällt z. B. schlagartig ab. Das Kolbendichtelement (61) und das Dichtelement (62) nehmen wieder ihre Ausgangslage vor dem Beginn der Hubbewegung an. Die Schublade (1) fährt nun langsam und mit nur noch geringer Verzögerung in ihre Endlage. Dort bleibt sie ohne Rückprall steben.

[0070] Wird die Schublade (1) wieder ausgezogen, strömt Luft aus der Umgebung über die Drosselkanäle (24, 66, 32, 33) in den Verdrängungsraum (15). Das Dichtelement (62) bleibt unverformt und hat keinen Kontakt mit der Zylinderinnenwandung (27). Das Kolbendichtelement (61) legt sich bei der Ausfahrbewegung an den Anlageflansch (54) an, der die Kerben (58) umfasst. Während der Ausfahrbewegung strömt nun die Luft ungehindert aus der Umgebung in den Verdrängungsraum (15). Die Ausfahrbewegung verläuft zumindest annähernd widerstandsfrei.

[0071] Sobald die Kolbenstange (41) vollständig ausgefahren ist, löst sich die Schnappkupplung (70) weitgehend geräuschlos vom Bolzen (7). Die Verzögerungsvorrichtung (10) kommt außer Eingriff.

[0072] Der Zylinder (20) der Verzögerungseinrichtung (10) kann statt eines konischen Raumes in Quer- und Längsrichtung auch andere, zumindest bereichsweise stetige Formen aufweisen. So kann z. B. ein konischer Raum mit großer Kegelsteigung in einen Raum mit kleiner Kegelsteigung übergehen. Auch kann sich an den konischen Raum ein polygonförmiger Raum anschließen. So können verschiedene Funktionen der Verzögerung über den Hub des Kolbens (51, 54, 54, 58) erzeugt werden.

[0073] Die Nuten können statt durchgehender Längsnuten (32, 33) auch unterbrochene Nuten sein, wobei die einzelne Nut z. B. länger ist als die Länge des Kolbens (51, 43, 54,

8

58), Auch können eine oder mehrere Nuten (32, 33) schraubenlinenförmig an der Innenwandung (27) angeordnet sein. Die Nuten können parallele Flanken aufweisen oder sich z. B. aufweiten. Auch kann beispielsweise die Tiefe der einzelnen Nuten (32, 33) zum Verdrängungsraum (15) hin zunehmen. Anstatt der Nuten kann in der Zylinderinnenwandung (27) z. B. auch eine oder mehrere längsgerichtete Erhebungen angeordnet sein, die dann Drosselkanäle seitlich begrenzen.

[0074] Die Verzögerung der Verzögerungsvorrichtung 10 kann beispielsweise auch einstellbar sein. So kann z. B. der Querschnitt der Luftdurchführungskanäle (24) veränderlich sein und so der aus dem Verdrängungsraum (15) verdrängte

Luftstrom eingestellt werden,

[0075] Die Feder (5) kann auch innerhalb des Zylinders 15 78 Unterer Teil von (70) (20) angeordnet sein. Sie ist dann z. B. eine Druckfeder, die zwischen dem Kopfteil (21) des Zylinders (20) und dem Kolben (51, 43, 54, 58) angeordnet ist. In diesem Fall wird dann beispielsweise die ausgefahrene Kolbenstange (41) mittels einer inner- oder außerhalb des Zylinders (20) ange- 20 ordneten, z. B. durch die Schublade betätigte Verriegelung ver- und entrastet,

Bezugszeichenliste 25 1 Schublade 2 Führungselemente, Führungsschienen 3 Führungselemente, Führungsschienen 4 Anschlagelement, Gegenstück zu (12) 30 5 Feder 6 Bolzen 7 Bolzen 8 Adapter für (10) 10 Verzögerungsvorrichtung 35 12 Mitnahmeelement, Magnet 15 Verdrängungsraum 20 Zylinder 21 Flansch, Kopfteil 22 Kolbenstangendurchführung, Bohrung 40 23 Erhebung 24 Luftdurchlasskanäle 25 Zylinderinnenraum 26 Zylindermantel 27 Zylinderinnenwandung 28 Bodenteil, Zylinderboden 45 29 Bodenende 32 Drosselkanal lang, Nut in (27) 33 Drosselkanal kurz, Nut in (27) 36, 37 Einkerbungen 38 Hinterschneidung 50 41 Kolbenstange 42 Ringnut 43 Kolbenteil, Stützfläche 44 Aufnahmebohrung 45 Haltenut 55 46 Aufnahmeausnehmung 47 Längsnut 49 Erhebungen 51 Kolbenteil 52 Einsteckbereich 60 53 zvlindrischer Bereich 54 Anlageflansch verdrängungsraumseitig 55 zentraler Bereich 56 Stirnseite 57 Ringnut 65

61 Kolbendichtelement; Dichtelement, dehnfähig

58 Kerben

62 Dichtelement, topfförmig

63 Einspannbereich

64 Außenseite

66 Längsnuten

67 Erhebungen

68 Innenbund

69 Anlagefläche

70 Schnappkupplung

71 Einzugsbereich

72 Gleitfläche, oben

73 Gleitfläche, unten

74 Haltebereich

75 Halbschale

76 Biegebereich, flexibel

77 Oberer Teil von (70)

79 Spalt

81 Halteklammern

91 Haken

92 Führungsschiene

Patentansprüche

1. Führungssystem mit einer pneumatischen Verzögerungsvorrichtung, die einen Zylinder und einen, in diesem mittels einer durch interne und externe Kräfte belasteten Kolbenstange axial geführten, mit mindestens einem Kolbendichtelement ausgestatteten, einen Verdrängungsraum gegen die Umgebung abgrenzenden Kolben umfasst, wobei der Leckagestrom zwischen dem Verdrängungsraum und der Umgebung zumindest hubrichtungsabhängig ist und das Kolbendichtelement die Zylinderinnenwandung zumindest bei Lage des Kolbens in der dem Verdrängungsraum abgewandten Endlage im drucklosen Zustand kontaktiert, dadurch gekennzeichnet,

dass sich der Querschnitt des Zylinderinnenraumes (25) entlang des Kolbenhubes zumindest bereichsweise stetig aufweitet, wobei der größte Querschnitt am Ende des Verdrängungsraumes (15) liegt und

dass das Kolbendichtelement (61) zumindest in der verdrängungsraumseitigen Endlage des Kolbens (51, 43, 54, 58) nicht an der Zylinderinnenwandung (27) abdichtend anliegt.

2. Führungssystem nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass zumindest in der die Zylinderinnenwandung (27) kontaktierenden Oberfläche des Kolbendichtelements (61) grundwerkstoffsfremde Werkstoffe chemisch gebunden oder physikalisch eingelagert sind.

3. Führungssystem nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, dass die grundwerkstoffsfremden Werkstoffe Halogene sind.

4. Führungssystem nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass der Verdrängungsraum (15) in der der Kolbenstange (41) abgewandten Seite des Zylinders (20) liegt.

5. Führungssystem nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass im Bereich der verdrängungsraumseitigen Endlage des Kolbens (51, 43, 54, 58) im Zylinder (20) in der Zylinderinnenwandung (27) mindestens ein Drosselkanal (33) angeordnet ist, dessen Länge mindestens 5% des Kolbenhubes beträgt.

6. Führungssystem nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, dass in dieser Endlage des Kolbens (51, 43, 54, 58) der Drosselkanal (33) den Verdrängungsraum (15) mit der Umgebung verbindet.

7. Führungssystem nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, dass in der Zylinderinnenwandung (27) au-Berhalb des kleinsten Querschnittes des Zylinderinnen-

raumes (25) mindestens ein zweiter, den Verdrängungsraum (15) mit der Umgebung verbindender Drosselkanal (32) angeordnet ist, dessen Länge mindestens 25% des Kolbenhubes beträgt.

11

8. Führungssystem nach Anspruch 1, dadurch gekenn- 5 zeichnet, dass die Aufweitung der Innenwandung (27) des Zylinders (20) kegelförmig ist, wobei die Steigung des Innenkegels zwischen 1:50 und 1:250 liegt.

- 9. Führungssystem nach Anspruch 3, dadurch gekennzeichnet, dass das Kolbendichtelement ein Dichtring 10 (61) aus Nitril-Butadien-Kautschuk ist, in dessen gesamter Oberfläche Halogene chemisch gebunden sind. 10. Führungssystem nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass das Kolbendichtelement (61) Teil eines topfförmig ausgebildeten Dichtelementes (62) 15 ist, das am Kolben (51, 43, 54, 58) befestigt ist, wobei die Öffnung des Dichtelementes (62) zum Verdrängungsraum (15) zeigt.
- 11. Führungssystem nach Anspruch 10, dadurch gekennzeichnet, dass das Dichtelement (62) auf seinem 20 äußeren Umfang mindestens eine Längsnut (66) auf-
- 12. Führungssystem nach Anspruch 10, dadurch gekennzeichnet, dass die Länge des Dichtelements (62) mindestens seinem Außendurchmesser entspricht.
- 13. Führungssystem nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, dass die Verzögerungsvorrichtung (10) im Bereich der Kolbenstangendurchführung (22) Luftdurchlasskanäle (24) aufweist.

Hierzu 6 Seite(n) Zeichnungen

35

40

50

55

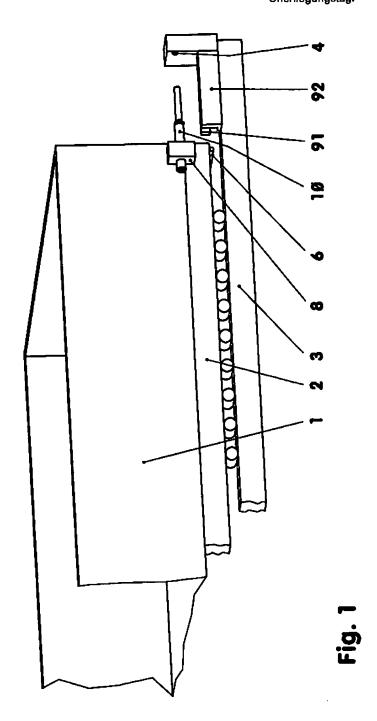
60

12

30

45

- Leerseite -



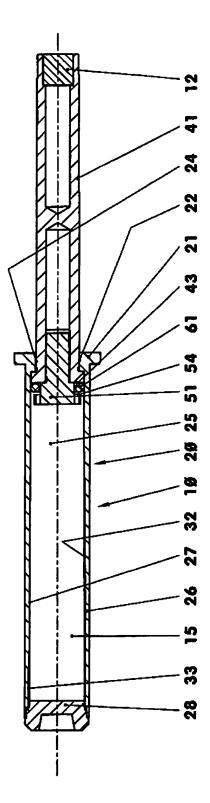


Fig. 2

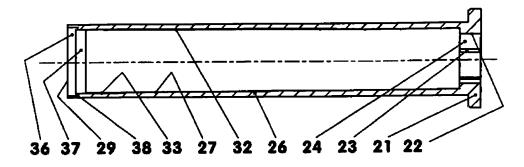


Fig. 3

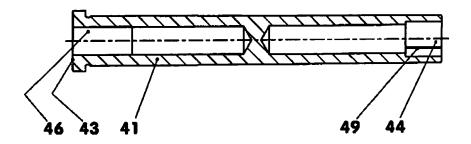


Fig. 4

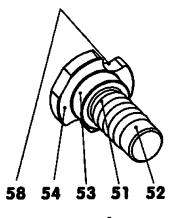
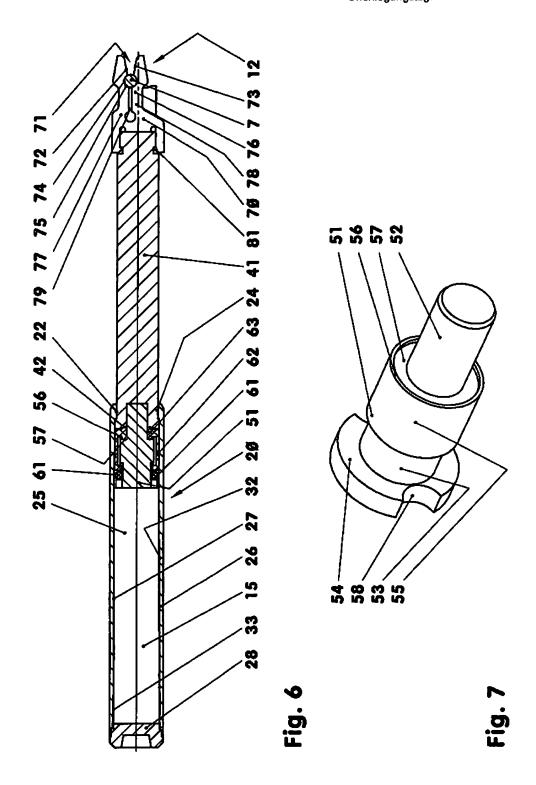


Fig. 5



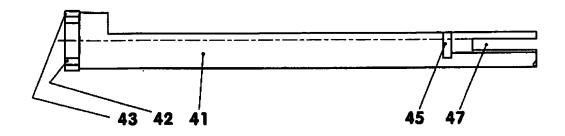


Fig. 8

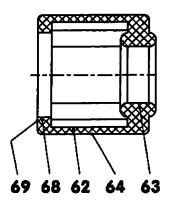


Fig. 9

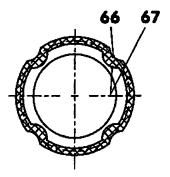
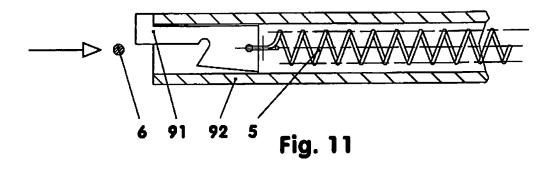


Fig. 10



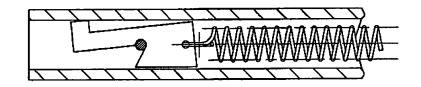


Fig. 12